

AUTOMATIC STEERING DEVICE FOR VEHICLE

Publication number: JP2001063599

Publication date: 2001-03-13

Inventor: SAKAI KATSUHIRO; SHIMIZU YASUO

Applicant: HONDA MOTOR CO LTD

Classification:

- International: B60R21/00; B60G17/015; B60W30/00; B62D5/04;
 B62D6/00; G05D1/02; B62D113/00; B62D119/00;
 B60R21/00; B60G17/015; B60W30/00; B62D5/04;
 B62D6/00; G05D1/02; (IPC1-7): B62D6/00; B62D5/04;
 G05D1/02; B62D113/00

- European:

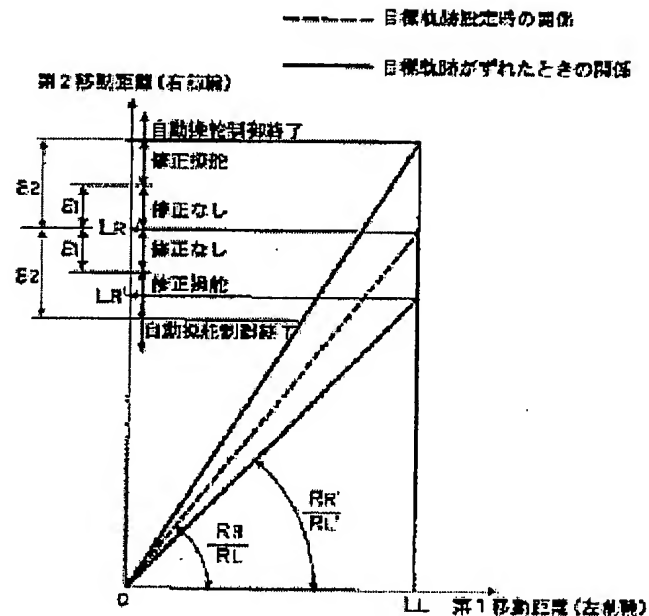
Application number: JP19990204760 19990719

Priority number(s): JP19990204760 19990719; JP19990176014 19990622

Report a data error here

Abstract of JP2001063599

PROBLEM TO BE SOLVED: To prevent the slippage of the moving locus of a vehicle even though the geometry of a suspension is changed. **SOLUTION:** In this automatic steering device for a vehicle steering the front wheels by a steering actuator, depending on the moving locus stored beforehand, as the relation of the steering angle of a steering wheel to the moving distance of the vehicle, the moving locus memorized beforehand is corrected according to the level of the slippage when the relation of the moving distance LL of the left front-wheel, and the moving distance LR of the right front-wheel is slipped from a specific relation, in order to compensate the slippage of the moving locus by the change of the geometry of a suspension generated by the change of the loading weight of the vehicle, for instance. As a result, the influence by the change of the geometry of the suspension is compensated, and the vehicle is to be led to the object position rightly.



Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

(19) 日本国特許庁 (J P)

(12) 公開特許公報 (A)

(11) 特許出願公開番号

特開2001-63599

(P2001-63599A)

(43) 公開日 平成13年3月13日 (2001.3.13)

(51) Int.Cl. ⁷	識別記号	F I	テ-マ-ト* (参考)
B 6 2 D 6/00		B 6 2 D 6/00	3 D 0 3 2
B 6 0 R 21/00		5/04	3 D 0 3 3
B 6 2 D 5/04		G 0 5 D 1/02	W 5 H 3 0 1
G 0 5 D 1/02		B 6 0 R 21/00	6 2 8 D
// B 6 2 D 113:00			

審査請求 未請求 請求項の数 4 O L (全 11 頁) 最終頁に続く

(21) 出願番号 特願平11-204760

(22) 出願日 平成11年7月19日 (1999.7.19)

(31) 優先権主張番号 特願平11-176014

(32) 優先日 平成11年6月22日 (1999.6.22)

(33) 優先権主張国 日本 (J P)

(71) 出願人 000005326

本田技研工業株式会社

東京都港区南青山二丁目1番1号

(72) 発明者 酒井 克博

埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社
本田技術研究所内

(72) 発明者 清水 康夫

埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社
本田技術研究所内

(74) 代理人 100071870

弁理士 落合 健 (外1名)

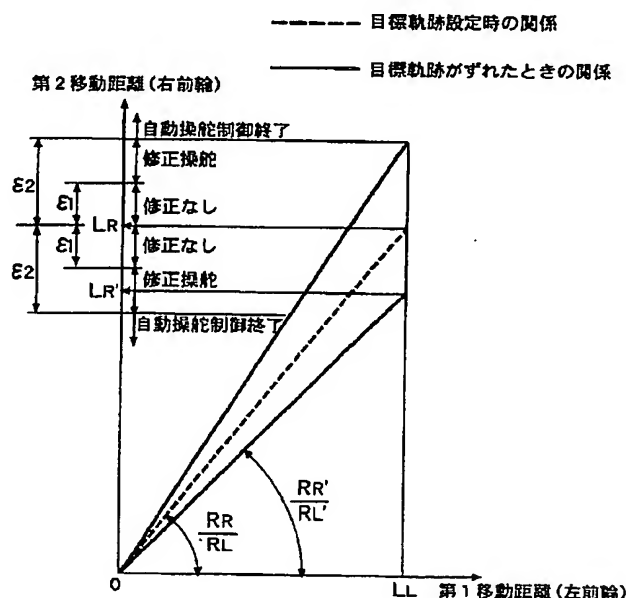
最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 車両の自動操舵装置

(57) 【要約】

【課題】 サスペンションのジオメトリが変化しても車両の移動軌跡がずれないようにする。

【解決手段】 車両の移動距離に対するステアリングホイールの転舵角の関係として予め記憶した移動軌跡に基づいて、ステアリングアクチュエータで前輪を操舵する車両の自動操舵装置において、例えば車両の積載重量の変化により発生するサスペンションのジオメトリの変化で移動軌跡がずれるのを補償すべく、左前輪の移動距離 L 、および右前輪の移動距離 L' の関係が所定の関係からずれたときに、そのずれの程度に応じて前記予め記憶した移動軌跡を修正することにより、サスペンションのジオメトリの変化による影響を補償して車両を目標位置に正しく導けるようにする。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 目標位置までの車両(V)の移動軌跡を記憶または算出する移動軌跡設定手段(23)と、車輪(Wf)を転舵するステアリングアクチュエータ(7)と、

車両(V)が目標位置まで移動する間に移動軌跡設定手段(23)により設定された移動軌跡に基づいてステアリングアクチュエータ(7)の駆動を制御するアクチュエータ制御手段(22)と、を備えた車両の自動操舵装置において、

前記アクチュエータ制御手段(22)は、第1の車輪(Wf, Wr)の回転角から車両(V)の第1移動距離(L1, L2)を算出する第1移動距離算出手段(M1)と、

第2の車輪(Wf, Wr)の回転角から車両(V)の第2移動距離(L3, L4, L5)を算出する第2移動距離算出手段(M2)と、

第1移動距離(L1, L2)および第2移動距離

(L3, L4, L5)が所定の関係にあるか否かを判定する判定手段(M3)と、

判定手段(M3)により前記所定の関係にないと判定されたときに、該所定の関係となるように前記移動軌跡を修正するか、あるいはステアリングアクチュエータ

(7)の制御を中止する修正・中止手段(M4)と、を備えたことを特徴とする車両の自動操舵装置。

【請求項2】 前記判定手段(M3)は、第1移動距離(L1, L2)に応じて決まる第2移動距離の目標値(L3, L4, L5)と該第2移動距離の実際値(L3', L4', L5')との差が閾値(ε_1 , ε_2)以上のときに、前記所定の関係にないと判定することを特徴とする、請求項1に記載の車両の自動操舵装置。

【請求項3】 前記判定手段(M3)は第1移動距離(L1, L2)に応じて決まる第2移動距離の目標値(L3, L4, L5)と該第2移動距離の実際値(L3', L4', L5')との差が第1閾値(ε_1)以上のときに前記所定の関係にないと判定し、前記修正・中止手段(M4)は前記移動軌跡を修正することを特徴とする、請求項1または2に記載の車両の自動操舵装置。

【請求項4】 前記判定手段(M3)は第1移動距離(L1, L2)に応じて決まる第2移動距離の目標値(L3, L4, L5)と該第2移動距離の実際値(L3', L4', L5')との差が前記第1閾値(ε_1)よりも大きい第2閾値(ε_2)以上のときに前記所定の関係にないと判定し、前記修正・中止手段(M4)はステアリングアクチュエータ(7)の制御を中止することを特徴とする、請求項3に記載の車両の自動操舵装置。

【発明の詳細な説明】

【0001】

【発明の属する技術分野】本発明は、ドライバーのステアリング操作によらずに車両を自動的に駐車するための車両の自動操舵装置に関する。

【0002】

【従来の技術】かかる車両の自動操舵装置は特開平4-55168号公報、特開平11-78936号公報により既に知られている。これらの車両の自動操舵装置は、従来周知の電動パワーステアリング装置のステアリングアクチュエータを利用し、予め記憶した車両の移動距離と転舵角との関係に基づいて前記ステアリングアクチュエータを制御することにより、バック駐車や縦列駐車を自動で行うようになっている。

【0003】

【発明が解決しようとする課題】ところで、例えば車両の積載重量が変化するとサスペンションのジオメトリが変化するため、ステアリングホイールの転舵角に対する車輪の切れ角の関係も変化してしまう。従って、予め記憶された転舵角が再現されるようにステアリングアクチュエータを制御しても、その転舵角に対応する車輪の切れ角がサスペンションのジオメトリによって変化してしまい、正しい移動軌跡に沿って車両を移動させることができなくなる。

【0004】本発明は前述の事情に鑑みてなされたもので、サスペンションのジオメトリが変化しても車両の移動軌跡がずれないようにすることを目的とする。

【0005】

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するために、請求項1に記載された発明によれば、目標位置までの車両の移動軌跡を記憶または算出する移動軌跡設定手段と、車輪を転舵するステアリングアクチュエータと、車両が目標位置まで移動する間に移動軌跡設定手段により設定された移動軌跡に基づいてステアリングアクチュエータの駆動を制御するアクチュエータ制御手段とを備えた車両の自動操舵装置において、前記アクチュエータ制御手段は、第1の車輪の回転角から車両の第1移動距離を算出する第1移動距離算出手段と、第2の車輪の回転角から車両の第2移動距離を算出する第2移動距離算出手段と、第1移動距離および第2移動距離が所定の関係にあるか否かを判定する判定手段と、判定手段により前記所定の関係にないと判定されたときに、該所定の関係となるように前記移動軌跡を修正するか、あるいはステアリングアクチュエータの制御を中止する修正・中止手段とを備えたことを特徴とする車両の自動操舵装置が提案される。

【0006】上記構成によれば、例えば積載重量の差によってサスペンションのジオメトリが変化して第1の車輪の回転角から算出した車両の移動距離と第2の車輪の回転角から算出した車両の移動距離とが所定の関係になくなくなると、該所定の関係となるように予め設定された車

両の移動軌跡を修正するか、あるいはステアリングアクチュエータの制御を中止するので、車両が正しい移動軌跡から外れるのを確実に防止することができる。

【0007】また請求項2に記載された発明によれば、請求項1の構成に加えて、前記判定手段は、第1移動距離に応じて決まる第2移動距離の目標値と該第2移動距離の実際値との差が閾値以上のときに、前記所定の関係にないと判定することを特徴とする車両の自動操舵装置が提案される。

【0008】上記構成によれば、第1移動距離に応じて決まる第2移動距離の目標値と実際値との差が閾値以上のときに移動軌跡の修正、あるいはステアリングアクチュエータの制御中止を実行するので、サスペンションのジオメトリの変化に伴う移動軌跡のずれを的確に検出して対応することができる。

【0009】また請求項3に記載された発明によれば、請求項1または2の構成に加えて、前記判定手段は第1移動距離に応じて決まる第2移動距離の目標値と該第2移動距離の実際値との差が第1閾値以上のときに前記所定の関係にないと判定し、前記修正・中止手段は前記移動軌跡を修正することを特徴とする車両の自動操舵装置が提案される。

【0010】上記構成によれば、第1移動距離に応じて決まる第2移動距離の目標値と実際値との差が第1閾値以上のときに移動軌跡を修正するので、サスペンションのジオメトリが変化しても車両を正しく目標位置に導くことができる。

【0011】また請求項4に記載された発明によれば、請求項3の構成に加えて、前記判定手段は第1移動距離に応じて決まる第2移動距離の目標値と該第2移動距離の実際値との差が前記第1閾値よりも大きい第2閾値以上のときに前記所定の関係にないと判定し、前記修正・中止手段はステアリングアクチュエータの制御を中止することを特徴とする自動操舵装置が提案される。

【0012】上記構成によれば、第1移動距離に応じて決まる第2移動距離の目標値と実際値との差が前記第1閾値よりも大きい第2閾値以上のときにステアリングアクチュエータの制御を中止するので、サスペンションのジオメトリが大きく変化して移動軌跡の修正による対処が困難になっても、車両が誤った目標位置に導びかれるのを防止することができる。

【0013】尚、実施例の制御部22は本発明のアクチュエータ制御手段に対応し、実施例の記憶部23は本発明の移動軌跡設定手段に対応し、実施例の前輪 W_f および後輪 W_r は本発明の車輪に対応する。

【0014】

【発明の実施の形態】以下、本発明の実施の形態を、添付図面に示した本発明の実施例に基づいて説明する。

【0015】図1～図9は本発明の第1実施例を示すもので、図1は操舵制御装置を備えた車両の全体構成図、

図2はバック駐車／左モードの作用説明図、図3はモード選択スイッチおよび自動駐車スタートスイッチを示す図、図4はステアリングホイールの転舵角と前輪の切れ角との関係を示す図、図5は移動軌跡修正手段のブロック図、図6は積載重量が小さい車両が後進するときの作用説明図、図7は第1前輪移動距離および第2前輪移動距離の関係を示す図、図8は積載重量が大きい車両が後進するときの作用説明図、図9は移動軌跡を修正する基準の説明図である。

【0016】図1に示すように、車両Vは一对の前輪 W_f 、 W_f および一对の後輪 W_r 、 W_r を備える。ステアリングホイール1と操舵輪である前輪 W_f 、 W_f とが、ステアリングホイール1と一体に回転するステアリングシャフト2と、ステアリングシャフト2の下端に設けたピニオン3と、ピニオン3に噛み合うラック4と、ラック4の両端に設けた左右のタイロッド5、5と、タイロッド5、5に連結された左右のナックル6、6とによって接続される。ドライバーによるステアリングホイール1の操作をアシストすべく、あるいは後述する車庫入れのための自動操舵を行うべく、電気モータよりなるステアリングアクチュエータ7がウォームギヤ機構8を介してステアリングシャフト2に接続される。

【0017】操舵制御装置21は制御部22と記憶部23とから構成されており、制御部22には、ステアリングホイール1の回転角である転舵角 θ を検出する転舵角検出手段 S_1 と、ステアリングホイール1の操舵トルク T を検出する操舵トルク検出手段 S_2 と、左右の前輪 W_f 、 W_f の回転角および左右の後輪 W_r 、 W_r の回転角を検出する車輪回転角検出手段 S_3 …と、ブレーキペダル9の操作量を検出するブレーキ操作量検出手段 S_4 と、セレクトレバー10により選択されたシフトレンジ(「D」レンジ、「R」レンジ、「N」レンジ、「P」レンジ等)を検出するシフトレンジ検出手段 S_5 とからの信号が入力される。

【0018】図3を併せて参照すると明らかなように、ドライバーにより操作されるモード選択スイッチ S_6 および自動駐車スタートスイッチ S_7 が制御部22に接続される。モード選択スイッチ S_6 は、後述する4種類の駐車モード、即ちバック駐車／右モード、バック駐車／左モード、縦列駐車／右モードおよび縦列駐車／左モードの何れかを選択する際に操作される4個のボタンを備える。自動駐車スタートスイッチ S_7 は、モード選択スイッチ S_6 で選択した何れかのモードによる自動駐車を開始する際に操作される。

【0019】記憶部23には、前記4種類の駐車モードのデータ、即ち車両Vの移動距離 X に対する規範転舵角 θ_{ref} の関係が、予めテーブルとして記憶されている。車両Vの移動距離 X は、既知である車輪 W_f 、 W_r の周長に車輪回転角検出手段 S_3 …で検出した車輪 W_f 、 W_r の回転角を乗算することにより求められる。

尚、前記移動距離 X の算出には、車輪回転角検出手段 S_1 、…の出力のハイセレクト値、ローセレクト値、あるいは平均値が使用される。

【0020】制御部 22 は、前記各検出手段 $S_1 \sim S_4$ およびスイッチ S_6 、 S_7 からの信号と、記憶部 23 に記憶された駐車モードのデータとに基づいて、前記ステアリングアクチュエータ 7 の作動と、液晶モニター、スピーカ、ランプ、チャイム、ブザー等を含む操作段階教示装置 11 の作動とを制御する。

【0021】ところで、車両 V の積載重量が変化すると懸架ばねの圧縮量が増減してサスペンションのジオメトリが変化するため、同じ転舵角 θ に対する前輪 Wf 、 Wf の切れ角 δ が変化する。即ち、図 4 に示すように、ステアリングホイール 1 を転舵角 θ で操作したとすると、積載重量が小さいとき（例えば、ドライバーのみ乗車の場合）には切れ角が δ_1 であるのに対し、積載重量が大きいとき（例えば、4 人乗車の場合）には切れ角が前記 δ_1 よりも小さい δ_2 になるため、車両 V の移動軌跡に誤差が発生する図 5 には、前記車両 V の移動軌跡の誤差を補償すべく制御部 22 に設けられた移動軌跡修正手段が示される。制御部 22 に設けられた移動軌跡修正手段は、第 1 の車輪（例えば、左前輪 Wf ）の回転角から車両 V の移動距離（第 1 移動距離 L_l ）を算出する第 1 移動距離算出手段 $M1$ と、第 2 の車輪（例えば、右前輪 Wf ）の回転角から車両 V の移動距離（第 2 移動距離 L_r ）を算出する第 2 移動距離算出手段 $M2$ と、第 1 移動距離 L_l および第 2 移動距離 L_r が後述する所定の関係にあるか否かを判定する判定手段 $M3$ と、判定手段 $M3$ により両移動距離 L_l 、 L_r が前記所定の関係にないと判定されたときに、該所定の関係となるように記憶部 23 に記憶された移動軌跡を修正するか、あるいはステアリングアクチュエータ 7 の制御を中止する修正・中止手段 $M4$ とから構成される。

【0022】次に、前述の構成を備えた本発明の実施例の作用について説明する。

【0023】自動駐車を行わない通常時（前記モード選択スイッチ S_6 が操作されていないとき）には、操舵制御装置 21 は一般的なパワーステアリング制御装置として機能する。具体的には、ドライバーが車両 V を旋回させるべくステアリングホイール 1 を操作すると、操舵トルク検出手段 S_2 がステアリングホイール 1 に入力された操舵トルク T を検出し、制御部 22 は前記操舵トルク T に基づいてステアリングアクチュエータ 7 の駆動を制御する。その結果、ステアリングアクチュエータ 7 の駆動力によって左右の前輪 Wf 、 Wf が転舵され、ドライバーのステアリング操作がアシストされる。

【0024】次に、バック駐車／左モード（車両 V の左側にある駐車位置にバックしながら駐車するモード）を例にとって、自動操舵制御の内容を説明する。

【0025】先ず、図 2 (A) に示すように、ドライバ

ー自身のステアリング操作により車両 V を駐車しようとする車庫の近傍に移動させ、車体の左側面を車庫入口線にできるだけ近づけた状態で、予め決められた基準（例えば、ドアの内側に設けられたマークやサイドミラー）が車庫の中心線に一致する位置（スタート位置①）に車両 V を停止させる。そして、モード選択スイッチ S_6 を操作してバック駐車／左モードを選択するとともに自動駐車スタートスイッチ S_7 を ON すると、自動操舵制御が開始される。自動操舵制御が行われている間、操作段階教示装置 11 には自車の現在位置、周囲の障害物、駐車位置、スタート位置から目標位置までの自車の予想移動軌跡、前進から後進に切り換える折り返し位置等が表示され、併せてスピーカからの音声でドライバーに前記折り返し位置におけるセレクトレバー 10 の操作等の各種の指示や警報が行われる。

【0026】自動操舵制御により、ドライバーがブレーキペダル 9 を緩めて車両 V をクリープ走行させるだけでステアリングホイール 1 を操作しなくても、モード選択スイッチ S_6 により選択されたバック駐車／左モードのデータに基づいて前輪 Wf 、 Wf が自動操舵される。即ち、スタート位置①から折り返し位置②まで車両 V が前進する間は前輪 Wf 、 Wf は右に自動操舵され、折り返し位置②から目標位置③まで車両 V が後進する間は前輪 Wf 、 Wf は左に自動操舵される。

【0027】図 2 (B) から明らかなように、自動操舵が行われている間、制御部 22 は記憶部 23 から読み出したバック駐車／左モードの規範転舵角 θ_{ref} と、転舵角検出手段 S_1 から入力された転舵角 θ とに基づいて偏差 $E (= \theta_{ref} - \theta)$ を算出し、その偏差 E が 0 になるようにステアリングアクチュエータ 7 の作動を制御する。このとき、規範転舵角 θ_{ref} のデータは車両 V の移動距離 X に対応して設定されているため、クリープ走行の車速に多少の変動があっても車両 V は常に前記移動軌跡上を移動することになる。

【0028】上記自動操舵制御はドライバーがブレーキペダル 9 を踏んで車両 V がクリープ走行する間に実行されるため、ドライバーが障害物を発見したときに速やかにブレーキペダル 9 を踏み込んで車両 V を停止させることができる。

【0029】上述した自動操舵制御は、ドライバーがモード選択スイッチ S_6 を OFF した場合に中止されるが、それ以外にもドライバーがブレーキペダル 9 から足を離した場合、ドライバーがステアリングホイール 1 を操作した場合に中止され、通常のパワーステアリング制御に復帰する。

【0030】図 6 は、基準となる積載重量で車両 V がステアリングホイール 1 を左に操舵して折り返し位置②から目標位置③まで後進する状態を示している。このとき、第 1 移動距離検出手段 $M1$ で検出される第 1 の車輪としての左前輪 Wf の移動距離 L_l （第 1 移動距離

10

20

30

40

50

L_l) と、第2移動距離検出手段M2で検出される第2の車輪としての右前輪Wfの移動距離 L_r (第2移動距離 L_r) とは、左前輪Wfの旋回半径を R_l とし、右前輪Wfの旋回半径を R_r とすると、

$$L_r = (R_r / R_l) \times L_l$$

の関係が成立する(図7の破線参照)。

【0031】それに対して、図8の実線は、前記基準となる積載重量よりも大きい積載重量で車両Vがステアリングホイール1を左に操舵して折り返し位置②から目標位置③まで後進する状態を示している。図6および図8を比較すると明らかなように、積載重量が増加すると前輪Wf、Wfの切れ角 δ が減少するために、第1の車輪としての左前輪Wfの旋回半径は R_l から R_l' に増加し、第2の車輪としての右前輪Wfの旋回半径は R_r から R_r' に増加する。その結果、左前輪Wfが第1移動距離 L_l だけ移動したとき、右前輪Wfの第2移動距離は前記 L_r から L_r' に変化し、第1移動距離 L_l および第2移動距離 L_r' の間に、

$$L_r' = (R_r' / R_l') \times L_l$$

が成立する(図7の実線参照)。この状態では車両Vの旋回中心がOからO'に移動し、車両Vは旋回量の不足により目標位置③に正しく到達できなくなる。

【0032】そこで、図9に示すように、基準となる第2移動距離の目標値 L_r と第2移動距離の実際値 L_r' との偏差の絶対値が第1閾値 ε_1 未満であれば、判定手段M3が移動軌跡に大きなずれが発生しないと判断し、修正・中止手段M4は規範転舵角 θ_{ref} の修正を行うことなくステアリングアクチュエータ7の制御をそのまま継続する。また前記偏差の絶対値が第1閾値 ε_1 以上になると、判定手段M3がそのままでは移動軌跡に無視できないずれが発生すると判断し、修正・中止手段M4は修正した規範転舵角 θ_{ref} に基づいて制御を継続する。具体的には、積載重量の増加により旋回量が不足する場合には規範転舵角 θ_{ref} を増加方向に修正し、積載重量の減少により旋回量が過剰になる場合には規範転舵角 θ_{ref} を減少方向に修正することにより、車両Vを目標位置③に正しく導くことができる。

【0033】更に、前記偏差の絶対値が第2閾値 ε_2 以上になると、判定手段M3が規範転舵角 θ_{ref} を修正するだけでは車両Vを目標位置③に正しく導くことができないと判断し、修正・中止手段M4によりステアリングアクチュエータ7の制御を中止するとともに、スピーカからの音声でドライバーに警報を発する。これにより、ドライバーは自発的なステアリング操作を行って車両Vを目標位置③に正しく導くことができる。

【0034】次に、図10および図11に基づいて本発明の第2実施例を説明する。第2実施例では、左前輪Wfが本発明の第1の車輪に対応し、左後輪Wrが本発明の第2の車輪に対応する。

【0035】基準となる積載重量で車両Vがステアリン

グホイール1を左に操舵して折り返し位置②から目標位置③まで後進するとき、第1移動距離検出手段M1で検出される第1の車輪としての左前輪Wfの移動距離 L_l (第1移動距離 L_l) と、第2移動距離検出手段M2で

検出される第2の車輪としての左後輪Wrの移動距離 L_r (第2移動距離 L_r) とは、左前輪Wfの旋回半径を R_l とし、左後輪Wrの旋回半径を R_r とすると、

$$L_r = (R_r / R_l) \times L_l$$

の関係が成立する(図11の破線参照)。

【0036】一方、前記基準となる積載重量よりも大きい積載重量で車両Vがステアリングホイール1を左に操舵して折り返し位置②から目標位置③まで後進するとき、積載重量の増加により前輪Wf、Wfの切れ角 δ が減少するために、第1の車輪としての左前輪Wfの旋回半径は R_l から R_l' に増加し、第2の車輪としての左後輪Wrの旋回半径は R_r から R_r' に増加する。その結果、左前輪Wfが第1移動距離 L_l だけ移動したとき、左後輪Wrの第2移動距離は前記 L_r から L_r' に変化して第1移動距離 L_l および第2移動距離 L_r' の間に、

$$L_r' = (R_r' / R_l') \times L_l$$

が成立し(図11の実線参照)、旋回中心がOからO'に移動して車両Vは旋回量の不足により目標位置③に正しく到達できなくなる(図10参照)。

【0037】そこで、図11に示すように、基準となる第2移動距離の目標値 L_r と第2移動距離の実際値 L_r' との偏差の絶対値が第1閾値 ε_1 未満であれば、移動軌跡に大きなずれが発生しないと判断し、ステアリングアクチュエータ7の制御をそのまま継続する。また前記偏差の絶対値が第1閾値 ε_1 以上になると、そのままでは移動軌跡に無視できないずれが発生すると判断し、修正した規範転舵角 θ_{ref} に基づいて制御を継続する。即ち、重量の増加により旋回量が不足する場合には規範転舵角 θ_{ref} を増加方向に修正し、積載重量の減少により旋回量が過剰になる場合には規範転舵角 θ_{ref} を減少方向に修正する。更に、前記偏差の絶対値が第2閾値 ε_2 以上になると、規範転舵角 θ_{ref} を修正するだけでは車両Vを目標位置③に正しく導くことができないと判断し、ステアリングアクチュエータ7の制御を中止してドライバーに警報を発する。

【0038】次に、図12および図13に基づいて本発明の第3実施例を説明する。第3実施例では、左前輪Wfが本発明の第1の車輪に対応し、右後輪Wrが本発明の第2の車輪に対応する。

【0039】基準となる積載重量で車両Vがステアリングホイール1を左に操舵して折り返し位置②から目標位置③まで後進するとき、第1移動距離検出手段M1で検出される第1の車輪としての左前輪Wfの移動距離 L_l (第1移動距離 L_l) と、第2移動距離検出手段M2で検出される第2の車輪としての右後輪Wrの移動距離 L_r

L_{rr} (第2移動距離 L_{rr})とは、左前輪 Wf の旋回半径を R_l とし、右後輪 Wr の旋回半径を R_{rr} とすると、

$$L_{rr} = (R_{rr} / R_l) \times L_l$$

の関係が成立する(図13の破線参照)。

【0040】一方、前記基準となる積載重量よりも大きい積載重量で車両 V がステアリングホイール1を左に操舵して折り返し位置②から目標位置③まで後進するとき、積載重量の増加により前輪 Wf 、 Wf の切れ角 δ が減少するために、第1の車輪としての左前輪 Wf の旋回半径は R_l から R_l' に増加し、第2の車輪としての右後輪 Wr の旋回半径は R_{rr} から R_{rr}' に増加する。その結果、左前輪 Wf が第1移動距離 L_l だけ移動したとき、右後輪 Wr の第2移動距離は前記 L_{rr} から L_{rr}' に変化して第1移動距離 L_l および第2移動距離 L_{rr}' の間に、

$$L_{rr}' = (R_{rr}' / R_l') \times L_l$$

が成立し(図13の実線参照)、旋回中心が O から O' に移動して車両 V は旋回量の不足により目標位置③に正しく到達できなくなる(図12参照)。

【0041】そこで、図13に示すように、基準となる第2移動距離の目標値 L_{rr} と第2移動距離の実値 L_{rr}' との偏差の絶対値が第1閾値 ε_1 未満であれば、移動軌跡に大きなずれが発生しないと判断し、ステアリングアクチュエータ7の制御をそのまま継続する。また前記偏差の絶対値が第1閾値 ε_1 以上になると、そのままでは移動軌跡に無視できないずれが発生すると判断し、修正した規範転舵角 θ_{ref} に基づいて制御を継続する。即ち、重量の増加により旋回量が不足する場合には規範転舵角 θ_{ref} を増加方向に修正し、積載重量の減少により旋回量が過剰になる場合には規範転舵角 θ_{ref} を減少方向に修正する。更に、前記偏差の絶対値が第2閾値 ε_2 以上になると、規範転舵角 θ_{ref} を修正するだけでは車両 V を目標位置③に正しく導くことができないと判断し、ステアリングアクチュエータ7の制御を中止してドライバーに警報を発する。

【0042】次に、図14および図15に基づいて本発明の第4実施例を説明する。第4実施例では、左後輪 Wr が本発明の第1の車輪に対応し、右後輪 Wr が本発明の第2の車輪に対応する。

【0043】基準となる積載重量で車両 V がステアリングホイール1を左に操舵して折り返し位置②から目標位置③まで後進するとき、第1移動距離検出手段 $M1$ で検出される第1の車輪としての左後輪 Wr の移動距離 L_{lr} (第1移動距離 L_{lr})と、第2移動距離検出手段 $M2$ で検出される第2の車輪としての右後輪 Wr の移動距離 L_{rr} (第2移動距離 L_{rr})とは、左後輪 Wr の旋回半径を R_{lr} とし、右後輪 Wr の旋回半径を R_{rr} とすると、 $L_{rr} = (R_{rr} / R_{lr}) \times L_{lr}$ の関係が成立する(図15の破線参照)。

【0044】一方、前記基準となる積載重量よりも大き

い積載重量で車両 V がステアリングホイール1を左に操舵して折り返し位置②から目標位置③まで後進するとき、積載重量の増加により前輪 Wf 、 Wf の切れ角 δ が減少するために、第1の車輪としての左後輪 Wr の旋回半径は R_{lr} から R_{lr}' に増加し、第2の車輪としての右後輪 Wr の旋回半径は R_{rr} から R_{rr}' に増加する。その結果、左後輪 Wr が第1移動距離 L_{lr} だけ移動したとき、右後輪 Wr の第2移動距離は前記 L_{rr} から L_{rr}' に変化して第1移動距離 L_{lr} および第2移動距離 L_{rr}' の間に、

$$L_{rr}' = (R_{rr}' / R_{lr}') \times L_{lr}$$

が成立し(図15の実線参照)、旋回中心が O から O' に移動して車両 V は旋回量の不足により目標位置③に正しく到達できなくなる(図14参照)。

【0045】そこで、図15に示すように、基準となる第2移動距離の目標値 L_{rr} と第2移動距離の実値 L_{rr}' との偏差の絶対値が第1閾値 ε_1 未満であれば、移動軌跡に大きなずれが発生しないと判断し、ステアリングアクチュエータ7の制御をそのまま継続する。また前記偏差の絶対値が第1閾値 ε_1 以上になると、そのままでは移動軌跡に無視できないずれが発生すると判断し、修正した規範転舵角 θ_{ref} に基づいて制御を継続する。即ち、重量の増加により旋回量が不足する場合には規範転舵角 θ_{ref} を増加方向に修正し、積載重量の減少により旋回量が過剰になる場合には規範転舵角 θ_{ref} を減少方向に修正する。更に、前記偏差の絶対値が第2閾値 ε_2 以上になると、規範転舵角 θ_{ref} を修正するだけでは車両 V を目標位置③に正しく導くことができないと判断し、ステアリングアクチュエータ7の制御を中止してドライバーに警報を発する。

【0046】而して、上記第2実施例～第4実施例によっても、上記第1実施例と同様の作用効果を達成することができる。

【0047】以上、本発明の実施例を説明したが、本発明はその要旨を逸脱しない範囲で種々の設計変更を行うことが可能である。

【0048】例えば、実施例では目標位置までの車両 V の移動軌跡が予め記憶部23に記憶されているが、車両 V の現在位置および目標位置から前記移動軌跡を算出することも可能である。また実施例では車両 V が折り返し位置②から目標位置③まで後進する間に本発明を適用しているが、車両 V がスタート位置①から折り返し位置②まで前進する間に本発明を適用することも可能である。また第1の車輪および第2の車輪の選択は第1実施例～第4実施例のものに限定されず、4個の車輪のうちの任意の2個を第1の車輪および第2の車輪として選択することが可能である。また第1閾値 ε_1 および第2閾値 ε_2 の大きさは、各実施例毎に任意に設定されるものである。

【0049】

【発明の効果】以上のように請求項1に記載された発明によれば、例えば積載重量の差によってサスペンションのジオメトリが変化して第1の車輪の回転角から算出した車両の移動距離と第2の車輪の回転角から算出した車両の移動距離とが所定の関係になくなると、該所定の関係となるように予め設定された車両の移動軌跡を修正するか、あるいはステアリングアクチュエータの制御を中止するので、車両が正しい移動軌跡から外れるのを確実に防止することができる。

【0050】また請求項2に記載された発明によれば、第1移動距離に応じて決まる第2移動距離の目標値と実際値との差が閾値以上のときに移動軌跡の修正、あるいはステアリングアクチュエータの制御中止を実行するので、サスペンションのジオメトリの変化に伴う移動軌跡のずれを的確に検出して対応することができる。

【0051】また請求項3に記載された発明によれば、第1移動距離に応じて決まる第2移動距離の目標値と実際値との差が第1閾値以上のときに移動軌跡を修正するので、サスペンションのジオメトリが変化しても車両を正しく目標位置に導くことができる。

【0052】また請求項4に記載された発明によれば、第1移動距離に応じて決まる第2移動距離の目標値と実際値との差が前記第1閾値よりも大きい第2閾値以上のときにステアリングアクチュエータの制御を中止するので、サスペンションのジオメトリが大きく変化して移動軌跡の修正による対処が困難になっても、車両が誤った目標位置に導びかれるのを防止することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】操舵制御装置を備えた車両の全体構成図

【図2】バック駐車／左モードの作用説明図

【図3】モード選択スイッチおよび自動駐車スタートスイッチを示す図

【図4】ステアリングホイールの転舵角と前輪の切れ角との関係を示す図

【図5】移動軌跡修正手段のブロック図

【図6】積載重量が小さい車両が後進するときの作用説明図

【図7】第1前輪移動距離および第2前輪移動距離の関*

* 係を示す図

【図8】積載重量が大きい車両が後進するときの作用説明図

【図9】移動軌跡を修正する基準の説明図

【図10】第2実施例に係る積載重量が大きい車両が後進するときの作用説明図

【図11】第2実施例に係る移動軌跡を修正する基準の説明図

【図12】第3実施例に係る積載重量が大きい車両が後進するときの作用説明図

【図13】第3実施例に係る移動軌跡を修正する基準の説明図

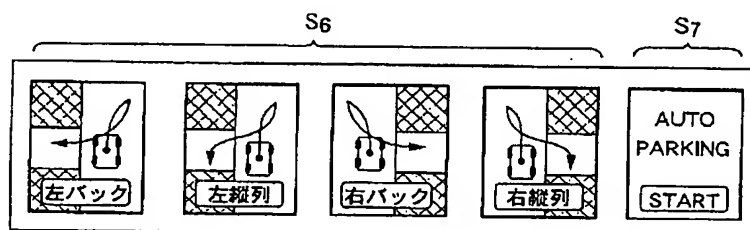
【図14】第4実施例に係る積載重量が大きい車両が後進するときの作用説明図

【図15】第4実施例に係る移動軌跡を修正する基準の説明図

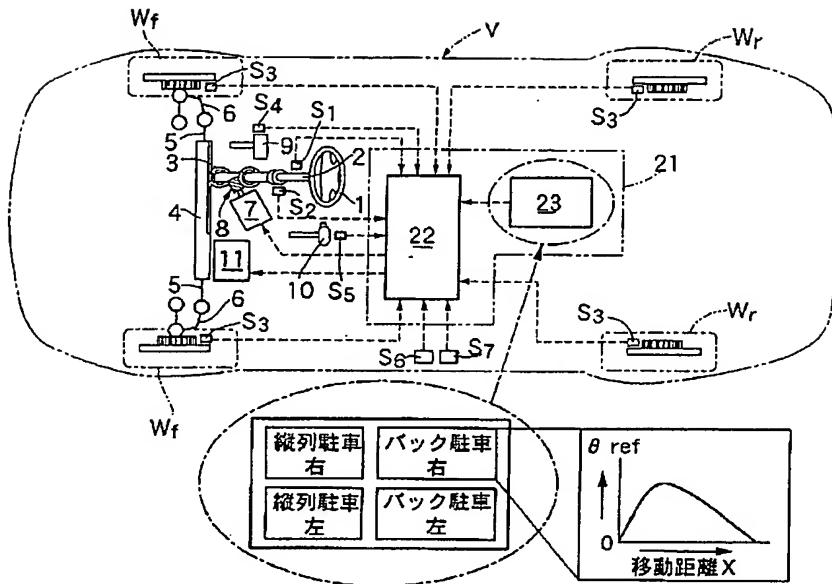
【符号の説明】

7	ステアリングアクチュエータ
22	制御部（アクチュエータ制御手段）
23	記憶部（移動軌跡設定手段）
L_1	第1移動距離
L_{1a}	第1移動距離、第2移動距離、（第2移動距離の目標値）
L_{1a}'	第2移動距離の実際
L_2	第2移動距離（第2移動距離の目標値）
L_2'	第2移動距離の実際値
L_{2a}	第2移動距離、（第2移動距離の目標値）
L_{2a}'	第2移動距離の実際値
M1	第1移動距離算出手段
M2	第2移動距離算出手段
M3	判定手段
M4	修正・中止手段
V	車両
Wf	前輪（車輪）
Wr	後輪（車輪）
ε_1	第1閾値（閾値）
ε_2	第2閾値（閾値）

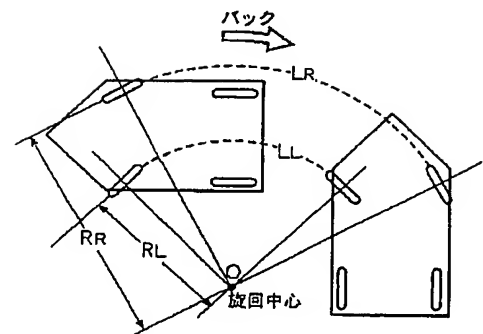
【図3】



【図1】

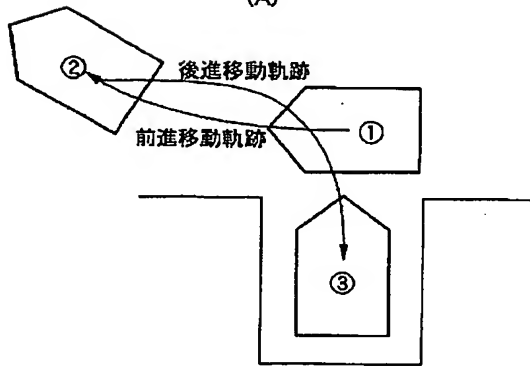


【図6】

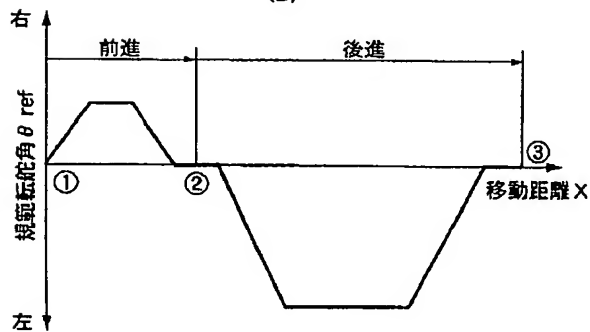


【図2】

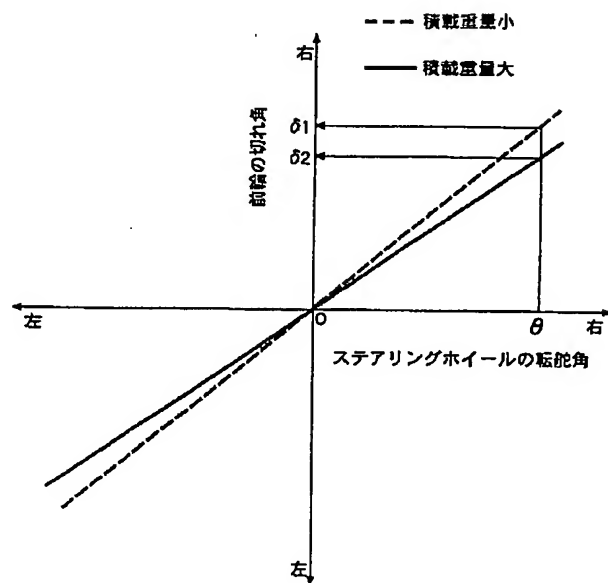
(A)



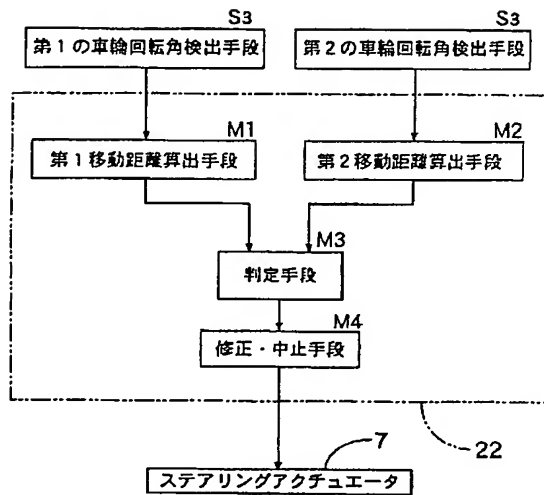
(B)



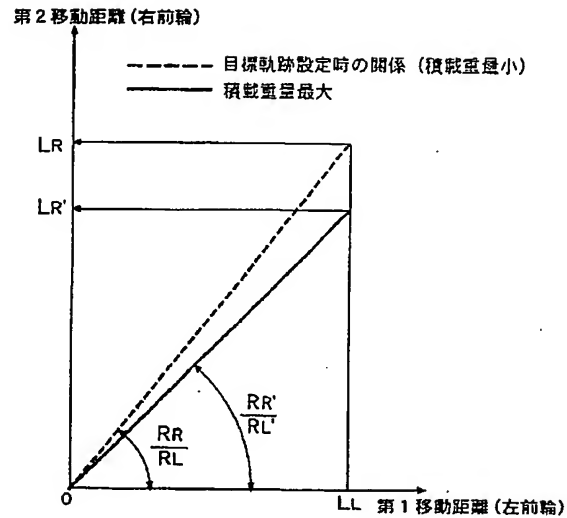
【図4】



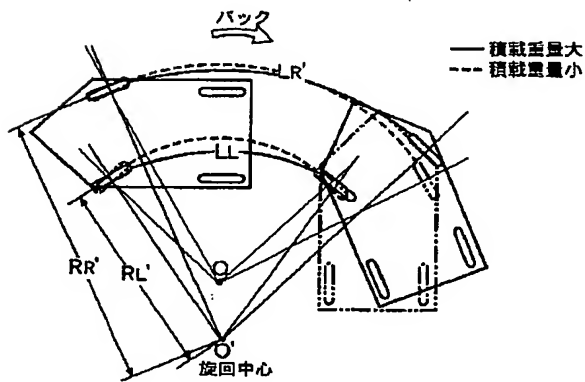
【図5】



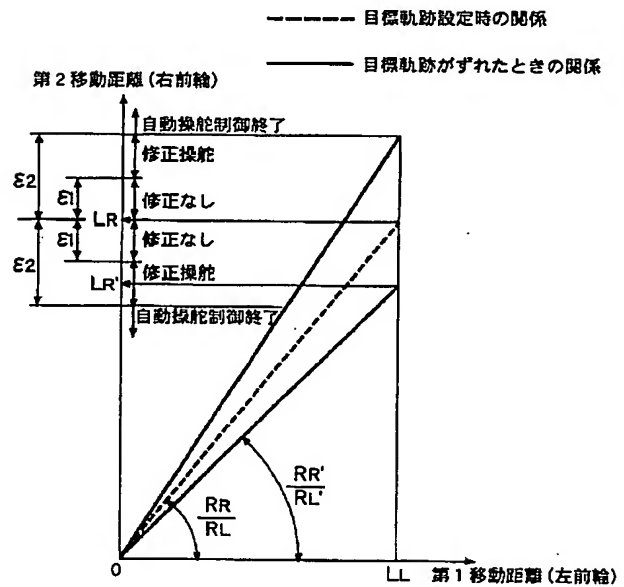
【図7】



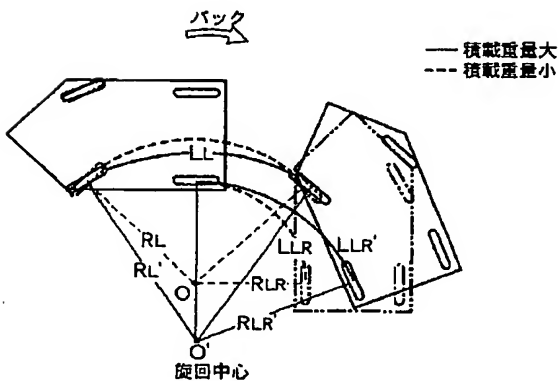
【図8】



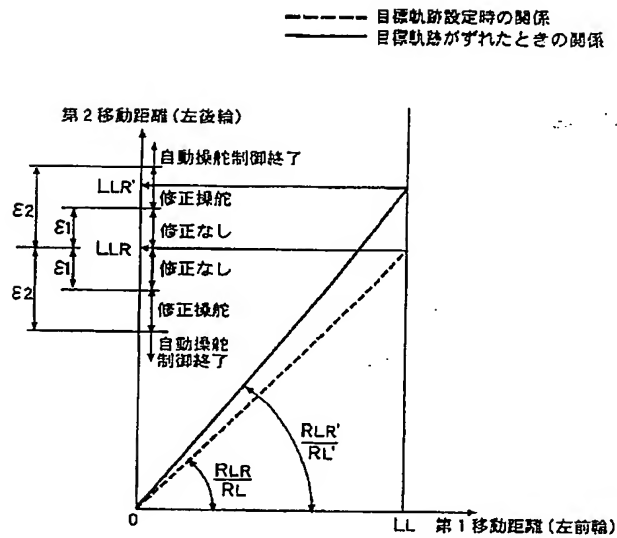
【図9】



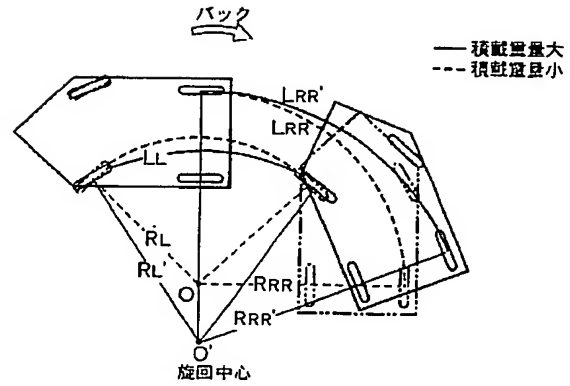
【図10】



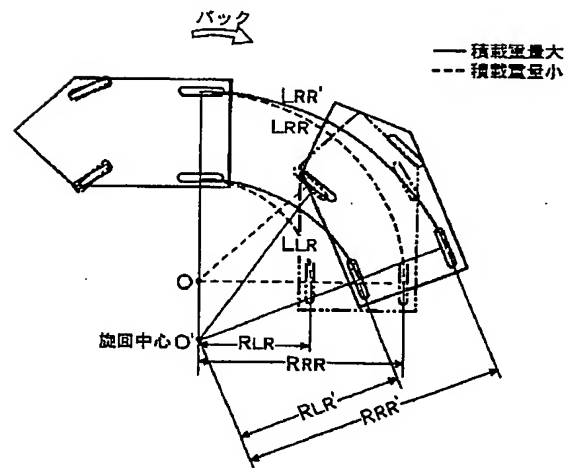
【図11】



【図12】

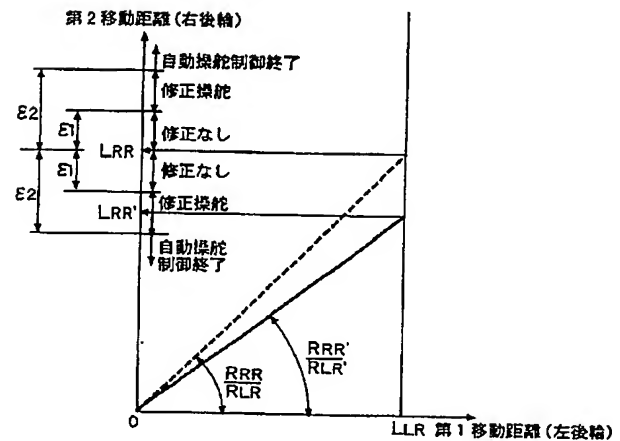
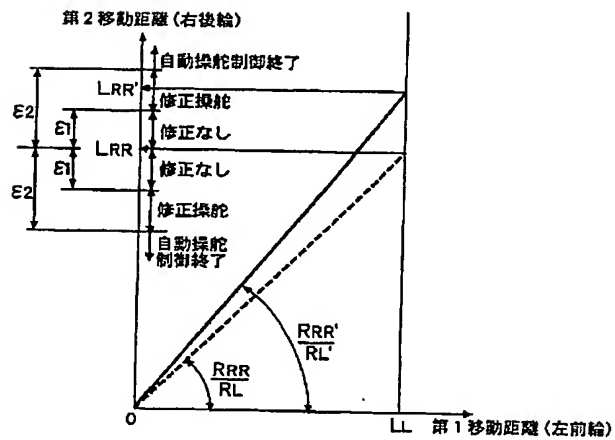


【図14】



【図15】

----- 目標軌跡設定時の関係
—— 目標軌跡がずれたときの関係



フロントページの続き

(51)Int. Cl.⁷

識別記号

F I

ターマコード (参考)

B 6 2 D 119:00

F ターム (参考) 3D032 CC20 CC30 DA03 DA15 DA22
DA24 DA50 DA91 DA93 DA95
DB07 DC04 DC29 DC33 DC34
DC40 DD02 DE09 EA01 EC22
FF03 GG01
3D033 CA03 CA11 CA16 CA17 CA21
CA32 CA33
5H301 AA03 AA10 BB20 CC03 CC06
DD01 GG12 HH04 HH18